

⑫ 公開特許公報(A) 平4-69423

⑤ Int. Cl.⁵F 16 F 9/44
B 60 G 17/08

識別記号

庁内整理番号

8714-3J
8817-3D

④ 公開 平成4年(1992)3月4日

審査請求 未請求 請求項の数 1 (全6頁)

⑤ 発明の名称 減衰力可変のショックアブソーバ

⑥ 特 願 平2-179531

⑦ 出 願 平2(1990)7月9日

⑧ 発 明 者 小 林 敏 行 愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動車株式会社内
 ⑨ 出 願 人 トヨタ自動車株式会社 愛知県豊田市トヨタ町1番地
 ⑩ 代 理 人 弁理士 松永 宣行

明 細 書

1. [発明の名称]

減衰力可変のショックアブソーバ

2. [特許請求の範囲]

シリンダと、該シリンダの内部に移動可能に配置され、シリンダの内部を2つの液室に仕切るピストンと、前記2つの液室を連通する通路を有する、前記ピストンに結合されたピストンロッドと、前記ピストンをはさんで上下に配置される2つのケースであって、各ケースが前記ピストンロッドの伸長時に液体を流すことが可能なポートと縮小時に液体を流すことが可能なポートとを有し、かつ前記ピストンロッドの通路および当該ケースの前記ポートに連通する補助液室を前記ピストンと相まって画定する2つのケースと、該各ケースのそれぞれのポートを開閉するための弁と、前記ピストンロッドの通路に配置され、前記2つの液室間の液体の流れの向きを切り換えるロータリ弁と、該ロータリ弁を作動するアクチュエータとを含む、減衰力可変のショックアブソー

バ。

3. [発明の詳細な説明]

(産業上の利用分野)

本発明は減衰力可変のショックアブソーバに関し、特に車両の懸架装置用として適するショックアブソーバに関する。

(従来の技術)

シリンダの内部に配置したピストンによってシリンダの内部を2つの液室に仕切り、前記ピストンに結合したピストンロッドに前記2つの液室を連通する通路を設けて、この通路の内部にオリフィス径の異なる複数のオリフィスを備えたロータリ弁を配置すると共に、前記ピストンに第1の伸側減衰弁と圧側減衰弁とを並列的に設け、さらに前記ピストンに補助液室を介して第2の伸側減衰弁と圧側減衰弁とを直列的に設け、前記補助液室と前記2つの液室とをロータリ弁および切換弁で連通および遮断するようにした減衰力可変の緩衝器が提案されている(特公平2-3053号公報)。

(発明が解決しようとする課題)

前記緩衝器では、ロータリ弁を流れる液体はオリフィスの絞りによって減衰力を発生するとこ
ろ、オリフィスの上流下流間で発生する差圧は、オリフィスを通過する流量の2乗に比例するため、流量の少ない低ピストン速度域での減衰力を確保しつつ、流量の多い高ピストン速度域で減衰力を十分に变化させることができない。

また、前記緩衝器では、第2の伸側および圧側減衰弁を備えるケースをピストンに結合し、該ケース内に切換弁を配置する一方で、前記ピストンロッドの通路内にロータリ弁を配置しているため構造が複雑であり、切換用の2つの弁が必要である。

したがって、本発明の目的は、減衰力を十分に变化させることができ、しかも構造が簡単であり、部品点数を減らすことができる減衰力可変のショックアブソーバを提供することにある。

(課題を解決するための手段)

本発明に係る減衰力可変のショックアブソーバ

弁を直列的に通ったりし、異なる減衰力を発生する。

ロータリ弁は液体の流れの向きを切り換えるものであってオリフィスを備えないため、流量を差圧を考慮することなく定めることができる。その結果、流量の少ない低ピストン速度域で減衰力を確保することと、流量の多い高ピストン速度域で減衰力を十分に变化させることの両立が容易である。

減衰力を発生する部分は、ピストンと、ピストンをはさんで上下に配置した2つのケースと、これらケースのポートを開閉する弁とであるため、全体の構造が簡単である。また、ピストンには液体を流すためのポートがないため、ピストンの加工がし易いことと、上下のケースは同一形状のものをそのまま、または天地を逆にして使用することも可能であることから、製作能率を向上できる。

1つのロータリ弁で流れの向きを切り換えるものであり、部品点数を減らすことができる。

は、シリンダと、該シリンダの内部に移動可能に配置され、シリンダの内部を2つの液室に仕切るピストンと、前記2つの液室を連通する通路を有する、前記ピストンに結合されたピストンロッドと、前記ピストンをはさんで上下に配置される2つのケースであって、各ケースが前記ピストンロッドの伸長時に液体を流すことが可能なポートと縮小時に液体を流すことが可能なポートとを有し、かつ前記ピストンロッドの通路および当該ケースの前記ポートに連通する補助液室を前記ピストンと相まって画定する2つのケースと、該各ケースのそれぞれのポートを開閉するための弁と、前記ピストンロッドの通路に配置され、前記2つの液室間の液体の流れの向きを切り換えるロータリ弁と、該ロータリ弁を作動するアクチュエータとを含む。

(作用および効果)

ロータリ弁を回転することにより、2つの液室間の流れの向きが変わる結果、液体は1つの弁を通ったり、2つの弁を並列的に通ったり、2つの

(実施例)

ショックアブソーバは、第1図に示すように、シリンダ10と、ピストン12と、ピストンロッド14と、2つのケース16、18とを備える。

ピストン12はシリンダ10の内部に移動可能に配置され、外周面にピストンバンド20が取り付けられている。これにより、シリンダ10の内部を上方の液室Aと下方の液室Bとに仕切っている。ピストン12には、液体を流すためのポートは設けられていない。

ピストンロッド14は、後述するように、ピストン12に結合され、2つの液室A、Bを連通する通路22を有する。通路22は、図示の実施例では、上方の液室Aに連通し、半径方向へ伸びる通路部分23aと、下方の液室Bに連通し、ピストン12を越えて軸線方向へ伸びる通路部分23bとからなる。通路部分23bは、上方にある空間24まで伸びており、通路部分23aが通路部分23bに開口している。

2つのケース16、18はピストン12をはさんで上下に配置される。ケース16はピストンロッド14の伸長時に液体を流すことが可能なポート26と、縮小時に液体を流すことが可能なポート28とを有する。そして、ケース18はピストンロッド14の伸長時に液体を流すことが可能なポート30と、縮小時に液体を流すことが可能なポート32とを有する。

ケース16は、ピストンロッド14の通路22に孔35を経て連通し、かつ当該ケースのポート26、28に連通する補助液室34をピストン12と相まって画定し、他方、ケース18は、通路22に孔37を経て連通し、かつ当該ケースのポート30、32に連通する補助液室36をピストン12と相まって画定する。補助液室34、36は、図示のように、ピストン12に設けたり抜き孔を利用して、形成することが好ましい。孔35と孔37とは、円周方向の位置が異なり、円周方向に位相差がある。

ケース16のポート26、28をそれぞれ開閉

ある軸部61bとを備え、軸部61bに3つの通路64、66、68が、円周方向に120°の間隔をおいて軸部を切り欠いた状態で設けられている。

図示の実施例では、通路64はピストンロッド14の通路部分23aと、補助液室34の孔35および補助液室36の孔37とを連通し、通路66は補助液室34の孔35と通路部分23bとを連通する。そして、通路68は補助液室34の孔35と補助液室36の孔37とを連通する。また、通路64と通路66とは、両者が共に働くことがあり、この場合、通路64は通路部分23aと補助液室36の孔37とを連通し、通路66は補助液室34の孔35と通路部分23bとを連通する。さらにまた、通路66はその回転方向の位置により、補助液室34の孔35および補助液室36の孔37と通路部分23bとを連通する。

第3図に示すように、ロータリ弁60の通路64が通路部分23aと、補助液室34の孔35および補助液室36の孔37とを連通し

する弁38、40がケース16の下側と上側とに配置され、またケース18のポート30、32をそれぞれ開閉する弁42、44がケース18の下側と上側とに配置されている。これら弁は板ばねによって形成されており、それぞれのばね定数は液体の流れを勘案して定めることができる。

ピストンロッド14にスパーサ46、弁40、ケース16、弁38、リング48を装着したピストン12、弁44、ケース18、弁42そしてスパーサ50をこの順で差し込み、ピストンロッド14の端部にナット52をねじ込んで、組付けが完了する。

ロータリ弁60がピストンロッド14の通路22に配置され、2つの液室A、B間の液体の流れの向きを切り換える。ロータリ弁60は、空間24内に組み込まれたそれ自体公知のソレノイドバルブのようなアクチュエータ62によって回転される。

第2図に示すロータリ弁60は、つば部61aと、つば部61aと一体となった、断面が円形で

た場合(a)、ピストンロッド14の伸び行程では、弁38の上下に差圧が生じないため弁38が開かないことから、上方の液室Aの液体は、通路部分23aから通路64、孔37を通過して補助液室36に至り、その後、ポート30から弁42を押し開いて液室Bへ、矢印D₁のように流れる。そして、ピストンロッド14の縮み行程では、弁40の上下に差圧が生じないため弁40が開かないことから、液室Bの液体は、ポート32を通り、弁44を押し開いて補助液室36に入り、その後、孔37、通路64、通路部分23aを経て液室Aへ、矢印D₂のように流れる。

ロータリ弁60の通路64が通路部分23aと孔37とを連通し、また通路66が孔35と通路部分23bとを連通した場合(b)、ピストンロッドの伸び行程では、液室Aから通路部分23a、通路64、孔37を通過して補助液室36に至り、その後、ポート30から弁42を押し開いて液室Bへ向く流れD₁の外に、ポート26から弁38を押し開いて補助液室34に入り、その

後、通路66から通路部分23b、液室Bに至る流れD₃が発生する。そして、ピストンロッドの縮み行程では、液室Bからポート32を通り、弁44を押し開いて補助液室36に入り、その後、孔37、通路64、通路部分23aを経て液室Aへ向く流れD₂の外、液室Bから通路部分23b、通路66、孔35を通過して補助液室34に入り、その後、ポート28から弁40を押し開いて液室Aへ向く流れD₄が発生する。

ロータリ弁60の通路66が、補助液室34の孔35および補助液室36の孔37と通路部分23bとを連通した場合(c)、ピストンロッド14の伸び行程では、弁42の上下に差圧が生じないため弁42が開かないことから、液室Aの液体は、ポート26から弁38を押し開いて補助液室34に入り、その後、孔35、通路66、通路部分23bを通過して液室Bへ向けて、D₃のように流れる。そして、ピストンロッドの縮み行程では、弁44の上下に差圧が生じないため弁44が開かないことから、液室Bの液体は、

けば、第4図に示す減衰力速度特性が得られる。第4図のa~dは、第3図の状態a~dにそれぞれ対応しているが、ピストン速度の低い範囲では、各ポートに関連して設けられるオリフィス(図示せず)によって減衰力が発生したものと図示してある。

第4図のaは下方のケース18のポートと弁とによる特性であり、bは上方のケース16のポートと弁とによるものの外、下方のケース18のポートと弁とによる特性であって、液体が並列的に流れていて流量が増えているため、低い減衰力を得ることができる。cは上方のケース16のポートと弁とによるものである。そして、dは上方のケース16のポートと弁とによるものの外、下方のケース18のポートと弁とによる特性であって、液体が直列的に流れていて差圧が高くなっているため、高い減衰力を得ることができる。

実施例のロータリ弁によれば、その回転位置によって4種類の減衰力特性を選択することができ

通路部分23b、通路66、孔35を通過して補助液室34に入り、その後、ポート28から弁40を押し開いて液室Aへ向けて、D₄のように流れる。

ロータリ弁60の通路68が補助液室34の孔35と補助液室36の孔37とを連通した場合(d)、ピストンロッドの伸び行程では、液室Aの液体は、ポート26から弁38を押し開いて補助液室34に入り、その後、孔35、通路68、孔37を通過して補助液室36に至り、ポート30から弁42を押し開いて液室Bへ向けて、D₅のように流れる。そして、ピストンロッドの縮み行程では、液室Bの液体は、ポート32から弁44を押し開いて補助液室36に入り、その後、孔37、通路68、孔35を通過して補助液室34に至り、ポート28から弁40を押し開いて液室Aへ向けて、D₆のように流れる。

上方のケース16に関連する弁38、40による流量圧力特性を、下方のケース18に関連する弁42、44による流量圧力特性と異ならせてお

る。この場合の減衰力特性は、減衰力が各ポートに関連する弁によって得られることから、ほぼ線形であり、ピストン速度の全域にわたって十分な減衰力切換幅を得ることができる。

なお、前記実施例では、弁は板ばねからなり、そのばね力のみで働いている。これに代え、弁を板ばねによって形成すると共に、コイルばねのばね力を付加し、弁のリリーフ圧を増加させることもできる。

4. [図面の簡単な説明]

第1図は減衰力可変のショックアブソーバの要部を示す断面図、第2図はロータリ弁の斜視図、第3図a~dはロータリ弁の4つの異なる回転位置における流れであって、上側にピストン付近の断面図を、下側にピストンロッドの通路内のロータリバルブと補助液室の孔とを模式的に底面図で示してあり、第4図は第3図の状態で得られる減衰力速度特性図である。

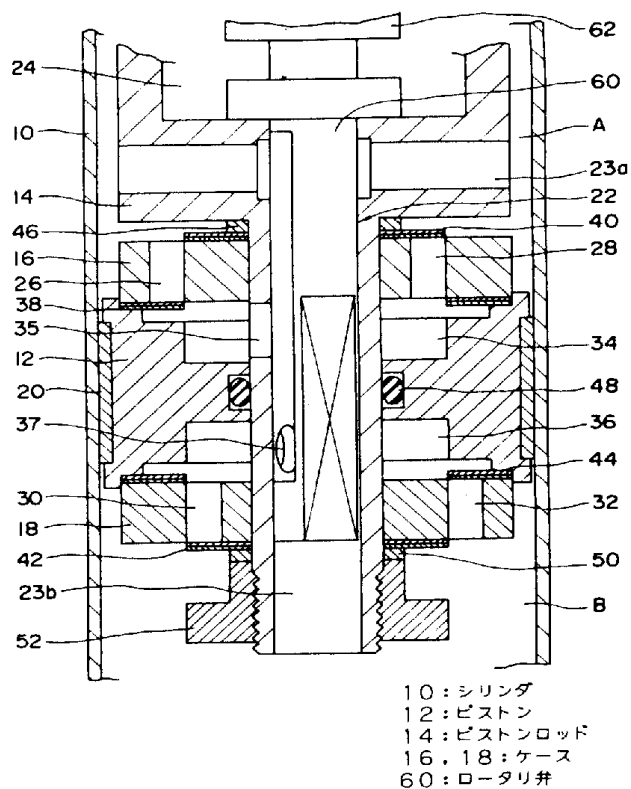
10 : シリンダ、

12 : ピストン、

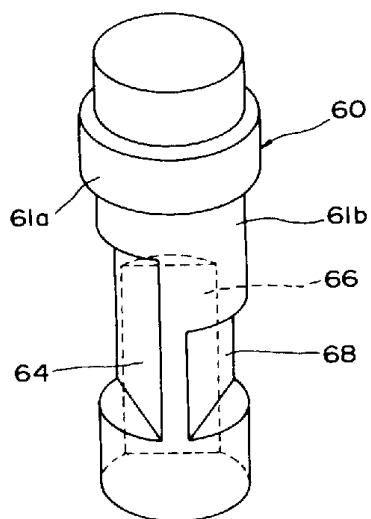
- 14 : ピストンロッド、
 16、18 : ケース、
 22 : 通路、
 26、28、30、32 : ポート、
 34、36 : 補助液室、
 38、40、42、44 : 弁、
 60 : ロータリ弁。

代理人 弁理士 松永宣行

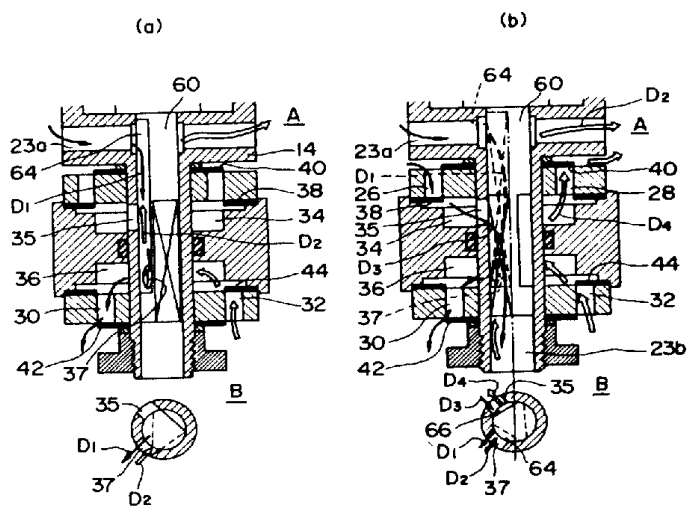
第 1 図



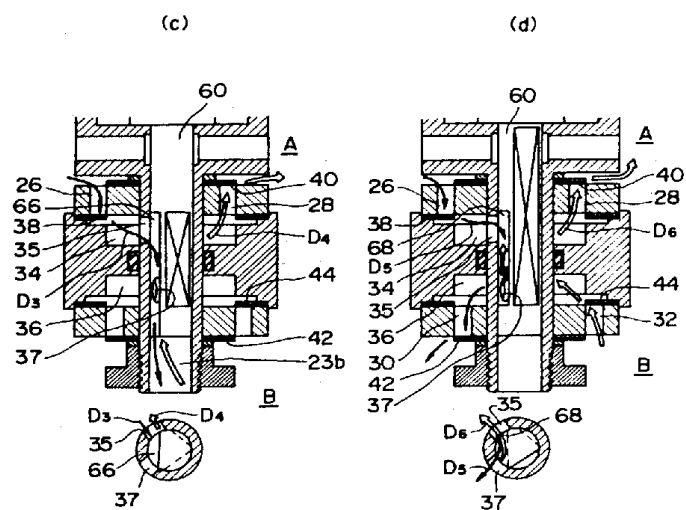
第 2 図



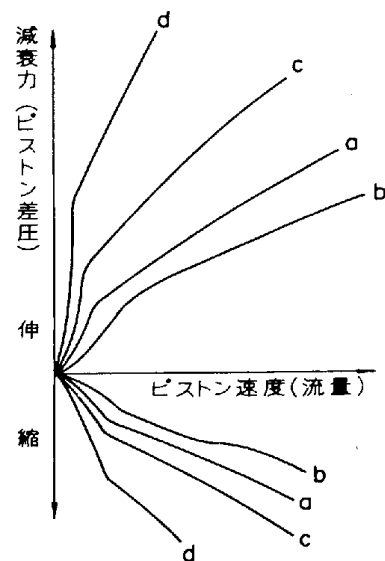
第 3 図



第 3 図



第 4 図



PAT-NO: JP404069423A
DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 04069423 A
TITLE: DAMPING FORCE VARIABLE SHOCK ABSORBER
PUBN-DATE: March 4, 1992

INVENTOR-INFORMATION:

NAME	COUNTRY
KOBAYASHI, TOSHIYUKI	

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME	COUNTRY
TOYOTA MOTOR CORP	N/A

APPL-NO: JP02179531
APPL-DATE: July 9, 1990

INT-CL (IPC): F16F009/44 , B60G017/08

US-CL-CURRENT: 188/322.15

ABSTRACT:

PURPOSE: To sufficiently change damping force by providing a valve for opening/ closing the respective ports of each case, rotary valve arranged in a passage of a piston rod to switch a flow direction of fluid between two fluid chambers and an actuator for actuating this rotary valve.

CONSTITUTION: A flow direction of fluid between two fluid chambers A, B is switched by arranging a rotary valve 60 in a passage 22 of a piston rod 14. The valve 60 is rotated by an actuator 62 like a solenoid valve built in space 24. The rotary valve 60 is provided with a flange part 61a and a shaft part 61b of circular section integrally formed with the flange part 61a, and three passages 64, 66, 68 are provided in a condition where the shaft part 61b is notched at 120° spaces in the peripheral directions, in the shaft part 61b. When flow amount pressure characteristic by valves 38, 40 correlated to an upper case 16 is made different from flow amount pressure characteristic by valves 42, 44 correlated to a lower case 18, damping force speed characteristic as shown by the drawing is obtained.

COPYRIGHT: (C)1992,JPO&Japio